(19)日本国特許庁(JP)

(12) 特 許 公 報 (B2)

(11)特許番号

第2904067号

(45)発行日 平成11年(1999)6月14日

(24)登録日 平成11年(1999)3月26日

(51) Int.Cl.6 H01J 29/86 9/24

(65)公開番号

FI

H01J 29/86

9/24

Z Α

請求項の数3(全10頁)

(21)出願番号 特顯平7-237059 (22)出顧日 平成7年(1995) 9月14日

特別平8-138579

識別記号

(43)公開日 平成8年(1996)5月31日 審查請求日 平成8年(1996)4月22日 (31)優先権主張番号 特願平6-220377

(32)優先日 平6 (1994) 9 月14日

日本 (JP) (33)優先権主張国

(73)特許権者 000000044

旭硝子株式会社

東京都千代田区丸の内2丁目1番2号

(72)発明者 菅原 恒彦

千葉県船橋市北本町1丁目i0番1号 旭

硝子株式会社船橋工場内

(72)発明者 村上 敏英

千葉県船橋市北本町1丁目10番1号 旭

硝子株式会社船橋工場内

小林 裕介 (72) 発明者

千葉県船橋市北本町1丁目10番1号 旭

硝子株式会社船橋工場内

(74)代理人 弁理士 泉名 識治

> 小松 微三 審査官

> > 最終買に続く

(54) 【発明の名称】 陰極線管用ガラスパルプ

(57) 【特許請求の範囲】

【請求項1】略矩形のパネルフェース部を有するパネル 部とファンネル部およびネック部からなる陰極線管用ガ ラスバルブにおいて、前記ガラスバルブの少くともパネ ル部の領域に物理強化により圧縮応力 σ KC を有する圧縮 層が形成されてなり、前記圧縮応力 σ κ は、前記ガラス バルブの破壊強度 σ Sc と、内部が真空のガラスバルブの 表面に大気圧が負荷されることによって発生する引張応 力の最大値である最大引張真空応力 σ VImax との間に、 $1 < C \sigma v_{\text{Tmax}} / \sigma sc \le 1 - (\sigma \kappa c / \sigma sc)$ (ただし2) ≦C≦4) なる関係を有しており、かつ該圧縮応力σKC はσκ ≦-30kg/cm² であり、スカート部の圧縮 応力がフェース部の圧縮応力の50%以上100%未満 であることを特徴とする陰極線管用ガラスバルブ。

【請求項2】ガラスバルブの少くともパネル部の領域に

物理強化により圧縮応力 σ KCを有する圧縮層が形成され ており、内部が真空のガラスバルブの表面に大気圧が負 荷されることによって発生する引張応力の最大値である 最大引張真空応力 σ VTmax がパネル部の映像表示面端部 に存在し、破壊強度が σ SGである陰極線管用ガラスバル ブであって、パネルフェース部の内面および外面の面形 状を一定とし肉厚を変化させたときに、 σ VT max = σ SC /C (ただし2≦C≦4) となるようなパネルフェース 部中央の肉厚が to である場合、パネルフェース部中央 の肉厚 t_1 が、 σ_{SC} / $(\sigma_{SC} - \sigma_{KC}) \leq (t_1 / t_0)$ ²、0.64≦(t1/t0)2<1なる関係を有して おり、かつ前記圧縮応力σKCはσKC≦-30kg/cm 2 であり、スカート部の圧縮応力がフェース部の圧縮応 力の50%以上100%未満であることを特徴とする陰 極線管用ガラスバルブ。

2

3

【請求項3】陰極線管用ガラスバルブのパネル部の表面が徐冷点から歪点に下がるまでの間に、前記パネル部の主にフェース部に冷却風を当てることにより、前記パネル部のスカート部よりもフェース部の方を急冷して製造される請求項1または2記載の陰極線管用ガラスバルブ。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、主にテレビジョン 等に用いるためのガラスバルブを有する陰極線管に関す 10 る。

[0002]

【従来の技術】図1の部分断面図に示すように、テレビジョン等に用いる陰極線管1は、基本的には映像を表示するパネル部3、偏向コイルを装着するファンネル部4 および電子銃17を格納するネック部5からなるガラスバルブ2で構成されている。

【0003】図1において6はパネルスカート部、7は映像を映し出すパネルフェース部、8は強度を保持するための防爆補強バンド、10はパネル部3とファンネル 20部4をハンダガラス等で封着する封着部、12は電子線の照射により蛍光を発する蛍光膜、13は蛍光の戻りを防止するアルミニウム膜、14は電子線の照射位置を規定するシャドウマスク、15はシャドウマスク14をパネルスカート部6内面に固定するためのスタッドピン、16はシャドウマスク14の電子線による高帯電を防ぎ外部へ導通接地するための内装ダッグである。また、Aはネック部5の中心軸とパネル部3の中心を結ぶ管軸を示す。

【0004】真空容器としての陰極線管のガラスバルブは、大気圧が外表面に加わるため応力(以後真空応力と称する)が発生するが、球殻とは異なる非対称的構造に負うところの引張応力(+の符号)の領域が、圧縮応力(一の符号)とともに比較的広範囲に図2のように存在する。ここで、図2中の σ R は紙面に沿った応力、 σ T は紙面に垂直方向の応力成分を示す。図中の応力分布に沿った数字は、その位置における応力値を示す。

【0005】ガラスバルブの表面上には二次元的応力分布が存在し、通常引張真空応力の最大値は、パネルガラスフェース部の映像表示面端部またはパネルガラスの側壁部に存在する。したがって、もし陰極線ガラスバルブの前記引張真空応力が大きく、充分に構造的な強度がなければ、大気圧による静的疲労破壊を生じ陰極線管として機能しなくなる。さらに陰極線管の製造工程においては、特に380℃程度の高温に保持し排気する際に、その熱工程において熱応力が発生し前記真空応力に加わるため、はなはだしい場合には瞬間的な空気流入とその反作用によって激しい爆縮を発生し、周囲まで損害を及ぼす危険性がある。

【0006】このような破壊を防止するための保証とし 50

ては、ガラスバルブおよび陰極線管の組立て工程で発生・するガラス表面への加傷の強さと陰極線管の実用耐用年数等を考慮して、#150エメリー紙により一様に加傷したガラスバルブに空気圧または水圧により加圧して外圧負荷試験をおこない、破壊に至ったときの内外圧力差を求め、かかる圧力差として3気圧以上は耐えうるようにしている。

【0007】このような加傷をおこなったガラスバルブが持つ構造的な破壊強度は、図2に示すようにガラスバルブの外表面に存在する真空応力がガラスバルブの構造に左右され、二次元的であるため一義的には決まらない。同じ材質から作られた各種のテレビジョン受信用ガラスバルブの破壊強度を図3に示すが、たかだか最小値190kg/cm²、平均250kg/cm²程度にしかすぎない。

【0008】一方、真空応力による疲労破壊を考えると、最大引張真空応力 σ VT max の存在する領域が起点となって破壊する確率が高いので、前述の耐圧強度の保証値である内外圧力差が3気圧以上の強度を有する陰極線管ガラスバルブにするためには、弾性体の線形性がガラスバルブに適合することからして、3.0 σ VT max σ SC の条件を満足すればよい。すなわち、 σ VT max σ SC σ VT max σ SC σ VT max σ SC σ

[0009]

【発明が解決しようとする課題】しかし、耐圧強度を保証するため σ VImax を前述のように $60\sim90$ k g/c m^2 に定めたガラスバルブの構造にすると、例えばアスペクト比が4:3 (横:縦)の有効画面(視像領域)を有するカラーテレビジョン用陰極線管ガラスバルブに用いられるパネル部の重量は、その最大外径のほぼ2.0~2.4乗に比例し増加するので、大型サイズの陰極線管の生産性、とりわけガラスバルブの生産性を極端に低下させ、材料コストも大幅に増大する結果となる。

【0010】このような問題に対する解決方法として、例えばガラスバルブの表面をイオン交換処理によって強化させ、軽量化を図ることが考えられる。この方法は、徐冷域以下の温度でガラス中のアルカリイオンをそれよりも大きいイオンで置換し、その容積増加によって表面に圧縮応力を作る方法である。例えば、Na2 Oを5~8%、K2 Oを5~9%程度含有するSiO2 -SrO-BaO-Al2 O3-ZnO2 系パネルガラス(旭硝子製5001ガラス)を、約450℃に保持したKNO3の溶融液中に約4~6時間程度浸漬することによって得られる。

【0011】この処理により、パネルガラス表面に1500~3000kg/cm²程度の大きさで、深さ10~30 μ m程度の深さを有する圧縮層が形成される。この強化法の場合、ガラス内部に大きな引張応力層は形成

されないが、得られた圧縮応力層の厚味は薄い。表1に示すように#150エメリー紙による加傷の深さと同程度かそれ以下である。したがって、製造中あるいは使用中に応力層をつき抜ける傷がつくことは充分考えられ、その場合強化の効果が消失する問題がある。

【0012】また風冷強化によっても、ガラスの表面を強化できることは知られている。これは、ガラスを軟化点よりも少し低い温度に加熱し、次に空気を吹きつけ急冷し、ガラス表面に $500\sim1000$ k g/c m^2 程度の圧縮応力層を形成する方法である。

【0013】つまり、ガラスの軟化が多少生じる温度域に保持して表面を急冷するため、処理後若干の変形を伴うので、寸法精度が厳密に要求される陰極線管用パネルガラスの強化方法としては問題が大きい。また圧縮層形成と同時にガラス内部に圧縮応力の絶対値の半分の大きさの引張応力層が形成される。そのため、亀裂がガラス内部へ進展した場合、貯えられている引張歪のエネルギーを解放しようとして自爆するので、陰極線管のような真空容器では、爆縮の点から大きすぎる引張応力層は問題となる。

【0014】本発明の目的は、従来技術におけるこのような欠点を解消しつつ、陰極線管の爆縮を招かないよう安全性を確保しながらガラスバルブの表面を強化し、その表面の圧縮応力値との関係において、従来よりも軽量化された陰極線管ガラスバルブを新たに提供することにある。

[0015]

【課題を解決するための手段】本発明は、前述の課題を解決すべくなされたものであり、第1の発明として、略矩形のパネルフェース部を有するパネル部とファンネル 30 部およびネック部からなる陰極線管用ガラスバルブにおいて、前記ガラスバルブの少くともパネル部の領域に物理強化により圧縮応力 σ KC を有する圧縮層が形成されてなり、前記圧縮応力 σ KC は、前記ガラスバルブの破壊強度 σ SC と、内部が真空のガラスバルブの表面に大気圧が負荷されることによって発生する引張応力の最大値である最大引張真空応力 σ VTmax との間に、 $1 < C \sigma$ VTmax $/\sigma$ SC $\leq 1 - (\sigma$ KC $/\sigma$ SC) (ただし $2 \leq C \leq 4$)なる関係を有しており、かつ該圧縮応力 σ KCは σ KC σ CC σ CC

【0016】第2の発明として、<u>ガラスバルブの少くと</u> もパネル部の領域に物理強化により圧縮応力σKCを有す る圧縮層が形成されており、内部が真空のガラスバルブ の表面に大気圧が負荷されることによって発生する引張 応力の最大値である最大引張真空応力σVTmax がパネル 部の映像表示面端部に存在し、破壊強度がσSCである陰 極線管用ガラスバルブであって、パネルフェース部の内 面および外面の面形状を一定とし肉厚を変化させたとき 50 に、 σ VTmax = σ SS / C(ただし $2 \le C \le 4$)となるようなパネルフェース部中央の肉厚が t_0 である場合、パネルフェース部中央の肉厚 t_1 が、 σ SS / (σ SS $-\sigma$ KC) \le (t_1 / t_0 .) 2 、 0. 6 $4 \le$ (t_1 / t_0 .) 2 < 1 なる関係を有しており、かつ前記圧縮応力 σ KCは σ KC \le -3 0 k g / c m2 であり、スカート部の圧縮応力がフェース部の圧縮応力の 5 0 %以上 1 0 0 %未満であることを特徴とする陰極線管用ガラスバルブを提供す

【0017】前記第2の発明において、 $(t_1/t_0)^2$ は、0.64 \le (t_1/t_0) 2 <1とすることが必要である。0.64よりも小さいとフェース部の肉厚が薄くなり、爆縮しやすくなる。また $t_1=t_0$ の場合、薄くして軽量化することができなくなる。

【0019】また、前記圧縮応力 σ KC は具体的には-3 O k g / c m² 以下にすることが、陰極線管用ガラスバルブを有効に軽量化しかつ耐圧強度を高め爆縮発生率を抑えるために<u>必要である</u>。圧縮応力 σ KC は小さければ小さいほど陰極線管用ガラスバルブの強化のためによいが、実際上物理強化により-300 k g / c m² 程度以下にすることは困難であり、実用的な下限として-300 k g / c m² までとするのがよい。

【0021】 すなわち、特定のCに対して、条件式を満たす特定の σ KC、 σ VT max 、 σ SC が決定できる。C の範囲としては $2 \le C \le 4$ とすることが必要であり、それによって従来よりも広範囲の耐圧強度Pでガラスバルブを製造できることとなる。

【0023】本発明において、パネル部の最大引張真空 応力が生ずる部分がフェース部の外面である場合は、パ ネル部のスカート部の圧縮応力よりもフェース部の圧縮 10

30

応力が大きくなるようにすることが、最大引張真空応力 によるガラス表面の亀裂伸展を阻止し爆縮を防止するう えで必要である。この場合、スカート部の圧縮応力はフ ェース部の圧縮応力の50%以上100%未満とする。 【0024】スカート部の圧縮応力がフェース部のそれ より大きいと、冷却後のパネルガラスの捻れによる変形 を防止できなくなる。また、スカート部の圧縮応力がフ ェース部の圧縮応力の50%よりも小さいと、スカート 部の強化がなされないため厚みを厚くする必要が生じ、

【0025】前記のフェース部の圧縮応力がスカート部 の圧縮応力よりも大きいパネル部は、ガラスの温度が歪 点に下がるまでの間に、前記パネル部の主にフェース部 に冷却風を当てることにより製造される。このような方 法により、パネル部のスカート部よりもフェース部の方 が急冷されることになり、大きな圧縮応力が形成され る。

軽量化が達成できないという問題がある。

[0026]

【発明の実施の形態】本発明は、パネル部、ファンネル 部およびネック部からなるガラスバルブを有してなる陰 20 極線管用ガラスバルブの表面に、物理強化により陰極線 管の爆縮を導かない程度の大きさと厚さを有する圧縮層 (強化による圧縮応力 σ κ で、本発明は引張応力をプラ スの値で表すので、圧縮応力をマイナスの値で表す。) を形成する。特にパネルガラスの寸法精度に非実用的な 狂いを生じさせず、前記圧縮応力σκεとの関係において ガラスバルブの機械的物性とガラスバルブの構造によっ て定まる最大引張真空応力 σ VT max の許容範囲を従来よ り増大せしめる構造にして、軽量化された陰極線管ガラ スバルブを提供する。

【0027】本発明の特に好ましい実施態様として、前 記圧縮応力 σκι の絶対値の大きさは、そのガラスが有す る構造上本質的な破壊強度 σ SC に対し | σ KC | ≦ σ SC の 関係を有し、かつ構造的に定まる引張真空応力の最大値 σ VT max β 5、 σ SG / C < σ VT max < (σ SG - σ KC) / C となることが挙げられる。

【0028】また本発明において、前記引張応力の最大 値 σ VTmax は、パネルの形状および厚みの分布によって フェース部外面の有効画面端の短軸上に存在する場合と 長軸上に存在する場合がある。前記短軸および長軸は、 パネルフェース部外面の中心点を通りパネルの短辺に平 行な軸およびパネルフェース部外面の中心点を通りパネ ルの長辺に平行な軸を意味する。

【0029】さらに前記圧縮応力 σ κc は、パネル部の側 壁部よりもフェース部の方で大きくなっており、それは ガラスパネルの側壁 (スカート) 部よりフェース部を速 く冷却して圧縮応力層を形成することにより、側壁部の 収縮固化に伴うフェース部の変形を抑制し、フェース部 内面の曲率精度の向上が達成できるためである。

【0030】スカート部がフェース部よりも強く速く冷 so ルブの破壊が生じたとしても、使用者の安全性を確保す

却されると、パネル部の冷却固化の際、フェース部はス カート部が収縮する際の動きに伴って大きな変形を引き 起こす。したがって、フェース部内面曲率の精度が変動 し不安定になるため、このようなガラスパネルを用いた カラー受像管の場合、電子ビームのランディング特性不 良の原因となり、安定したカラー画像が得られなくな

【0031】本発明によると、ガラスパネルのスカート 部の冷却固化に伴う収縮作用によりフェース部が変形す ることを最小限に抑えることができる。

【0032】本発明は、前述のように圧縮応力値は大き いが充分な圧縮層の厚みが得られないイオン交換強化法 や、ガラス内部に過大な引張応力を導く結果陰極線管の 爆縮を招いたり、内部の引張応力を抑制しようとすると 安定的に圧縮応力が得られない風冷強化法によるもので はなく、ガラス成型後の徐冷時の冷却速度と保持温度を 操作することにより、安定的な圧縮応力が得られる物理 強化をおこなうものである。

【0033】本発明者らは、実験により、許容されうる 圧縮応力の大きさを特定することによりガラスバルブの 肉厚を従来品より薄くし、爆縮を招かず軽量化したガラ スバルブを実現できた。また、パネルフェース部の形状 は球面、円筒面、非球面のいずれの形状であってもよ い。ただし、本発明は縦横比が大きくかつ非球面となる HDTV (High Definition TV) 用 のパネルに適用する場合の利点が大きい。

【0034】物理強化においては、ガラスを軟化点近く の高温域から急冷すると、表面は急激に収縮固化する反 面、内部はまだ充分流動性を保持し膨張したままの状態 にあり、一時歪を流動により瞬時に緩和してしまう。さ らに冷却されると内部も収縮しようとするが、その動き は固化した表面層の存在によって制限される。この結 果、ガラスの温度が室温まで下がり充分な平衡状態に達 したときには、表面には大きな圧縮応力層と内部には引 張応力層が形成され残留応力として残る。

【0035】この際、発生する応力の大きさはガラス表 面が徐冷温度から歪点に下がるまでに要する時間によっ て左右され、冷却が早ければ早いほど内部との収縮の差 が大きくなり、冷却終了後は表面に絶対値の大きな圧縮 応力 σ κc を発生する。しかし、同時にこの圧縮応力を打 ち消す形で内部中央には $\sigma KT = -\sigma KC / 2$ の大きさの引 張応力が必然的に形成される。

【0036】通常、最大部外径が15cm以上のテレビ ジョン受信用陰極線管では、陰極線管パネル部のスカー ト部外面を金属製の防爆バンドで締め付ける等の処理を おこなって、取扱い上考えられる大きさの衝撃が陰極線 管に加わっても破壊を生じさせず安全性を確保するよう にしている。

【0037】また、たとえ衝撃により陰極線管ガラスバ

るため、米国のUL安全規格では、陰極線管に衝撃を加 えて、その際飛散するガラスの量の大小によって可否を 判定するというような下記2種類の方法により安全性を 判断している。

【0038】一つは、ダイヤモンドカッタで長さ10c mのスクラッチをパネルフェース部の有効画面表示端近 くの長辺側上下2ケ所に入れた後、最大20ジュールの エネルギーを与えるようミサイル状の鋼鉄製物体により フェース部を衝撃する。その衝撃により陰極線管を破壊 して、その際飛散するガラス片の大小により合否判定を 10 おこなう試験で、ミサイル法と呼ばれている。

【0039】もう一つは、直径50mmの鋼球を7ジュ ールのエネルギーでパネルフェース部の有効画面に振り 子状に落下させ、その際飛散するガラス片の大小により 合否判定をおこなう試験で、ボールインパクト法と呼ば れている。

【0040】これらの破壊試験において、急激な爆縮を 生じた場合にはガラス飛散量が多くなり、不合格になる 確率が高い。また、従来ギロチン法と呼ばれるテストが 安全性確認のためにおこなわれており、陰極線管を収納 20 したキャビネットの上からファンネル上部相当部分に、 直立した鋼鉄製の棒で61ジュール程度のエネルギーの 衝撃を与えるというものである。

【0041】前記ギロチン法は、TVセットに多大なエ ネルギーの衝撃を与えて強制的に損傷、破壊させるとい うテストであり、通常の日常生活で発生するような衝撃 を想定しているとはいえない。したがって、ギロチン法 は、フェース面に安全ガラス等を接着した前面補強型バ ルブを除いて1992年に米国安全規格から削除されて おり、本発明においても採用していない。

【0042】本発明においては、物理強化による応力層 の存在が安全性に与える影響を確認するため、これらの 試験を用いて爆縮の発生の有無で、σκτの許容範囲を求 めた。表1にパネルガラスを各種の加傷方法を用いて加 傷した場合に発生する傷の深さを示す。ミサイル法で は、表1に示した通りダイヤモンドカッタで入れるスク ラッチの深さはたかだか140μmであるのに対し、圧 縮層の厚みがガラス肉厚のほぼ1/6に相当することか ら充分に厚く、圧縮応力値σκ の絶対値が大きいほどス クラッチからの亀裂進展を阻止する度合が大きくなり安 40 定する傾向を見せた。

[0043]

【表1】

平均深さ	最大深さ		
10μm	12μm		
2 1	3 0		
3 0	5 6		
115	140		
	1 0 μm 2 1 3 0		

10

【0044】一方、ボールインパクト法においては、パ ネルガラス外表面に圧縮応力層があるため、衝撃部にへ ルツクラック状の小さな打痕が生じるだけでガラスにク ラックを生じさせない反発の発生率が増加する傾向を見 せた。圧縮応力値σκ の絶対値が大きいほどこの傾向が 見られた。

【0045】このような表面圧縮応力層を有するガラス バルブが陰極線管として組み立てられ、内部を真空にし た際、外表面に発生する応力σは、線形弾性体に関する 応力の重ね合わせの原理からして、真空応力σν と表面 圧縮応力 σ KC の和、すなわち $\sigma = \sigma V + \sigma$ KC として表せ

【0046】陰極線管の製造工程や使用時に破壊が生じ ない保証として、前述の耐圧強度試験において、内外圧 力差がC気圧の場合に耐えうるようにしなければならな い。内外圧力差としてC気圧を与えた場合、陰極線管ガ ラスバルブの表面に発生している応力の大きさはσ=C $\sigma V + \sigma KC$ に変化している。

【0047】したがって、ガラスバルブが構造的に有す る破壊強度をσς、大気圧における最大引張真空応力を σ VTmax とすれば、破壊しない条件としては、Cσ VT_{max} + σ KC < σ SG となる。

【0048】一方、物理強化により薄肉化、軽量化する として、σ Sc / C < σ VTmax なる条件を満足しなければ ならないから、結局 $1/C \sigma SC < \sigma VT_{max} < (\sigma SC - \sigma VT_{max})$ KC) $/ C \ge x \le 3$ or $x \le x \le 1$ $-\sigma KC / \sigma SC$ なる関係を $\sigma VImax$ と σKC が満足すること が、物理強化をおこなって安全に軽量化しうる条件とな ると判明した。

【0049】カラーテレビジョン用陰極線管の製造工程 においては、パネルとファンネルとは、封着域の強度を 向上させる目的で、旭硝子製ASF1307のようなP bO-B2 O3 - ZnO-BaO-SiO2 系の結晶性 ハンダガラスを用い、約440℃で35分間焼成して封 着し、ガラスバルブとして一体化した構造にする。

【0050】しかし、このようなハンダガラス焼成体が 有する曲げ強度は、パネルガラスやハンダガラスの約7 0%しかない。そこで、封着部からの破壊を防止する必 要上、封着部近傍のパネル、ファンネルの肉厚を厚く し、封着部に発生する真空引張応力を通常60kg/c m² 程度に抑えている。

11

【0051】ところで、上記カラーテレビジョン用陰極線管の製造工程で、結晶性ハンダガラスを用い約440℃で35分間焼成し封着して室温まで冷却する際に、パネルガラスに形成した圧縮応力が5%程度緩和される。本発明においては、前記の圧縮応力の緩和を加味して圧縮応力を形成しているため、パネルガラスとファンネルガラスを封着してカラーテレビジョン用陰極線管を製造した後にも充分な圧縮応力が残留し、強化されている。

【0052】パネル部の軽量化は、パネルフェース部またはパネル側壁部(スカート部)のいずれかを薄肉化し 10 ても得られるが、パネル側壁部を薄肉化する場合、パネルとファンネルの封着部の引張真空応力の増加を招き、封着部からの破壊発生が問題となる。すなわち、軽量化はパネルフェース部を薄肉化し達成するのが好ましい。

【0053】いま、パネルフェース部の外曲面の曲率および内曲面の曲率を一定にしたまま、どちらか一方を平行移動し薄肉化を達成するものとする。

【0054】アスペクト比が4:3または16:9のテレビジョン用陰極線管ガラスバルブの短軸または長軸上のフェース画像表示端部の近傍に発生する最大引張真空 20 応力 σ VTmax は、フェース部中央の肉厚のほぼ2乗に反比例して増減する。したがって、 σ VTmax = σ SC / Cを与えるフェース部中央肉厚を t_0 とすると、肉厚を t_1 にした場合の最大引張真空応力は、ほぼ σ VTmax = (t_0 / t_1) σ SS / Cの関係を有する。

【0055】前述したように、物理強化により圧縮応力 σ κ を有するガラスバルブについて、許容される σ

VTmax の範囲は σ SC / C $< \sigma$ VTmax $< (\sigma$ SC $-\sigma$ KC) / C であるから、 σ SC / (σ SC $-\sigma$ KC) < (t_1 / t_0) 2 < 1 となる。つまり、前式の範囲でフェース部中央肉厚 t_1 を薄くすることにより、陰極線管の爆縮を招かず軽量化を達成できる。

12

[0056]

【実施例】

(実施例1)本実施例においては、図1に示すようなカラーテレビジョン用陰極線管に通常使用されるものでC=3で設計されており、表2に示されるような特性を有し、表3に記載された組成(単位:重量%)からなるガラス材料を用いてガラスバルブを作成した。図1の各部品については、ガラスバルブ2の応力分布およびパネルフェース部7の肉厚が薄肉化しているのを除いて、従来と同様であるのでその説明を省略する。なお、表2、表3における「名称」はいずれも商品名(旭硝子製)である。

【0057】前記ガラスバルブはアスペクト比が4:3 で、対角径68cmの有効画面を有する29インチ型テレビジョン用の従来品と同一形状、同一寸法の外形をしている。また、パネルフェース部の内曲面を、設計時にパネルフェースとネック中心を結ぶ管軸に沿って外方向に平行移動して薄肉化し、フェース中央肉厚が14mmの従来品から13mmに変更した構造になっている。

[0058]

【表2】

パネルガラス	ファンネルガラス	ネックガラス
5008	0138	0150
2.79	3.00	3. 29
7. 5×10 ⁵	6. 9×10 ⁵	6. 2×10 ⁵
0.21	0.21	0.23
703	663	643
521	491	466
477	453	428
	5008 2.79 7.5×10 ⁵ 0.21 703 521	$\begin{array}{cccccccccccccccccccccccccccccccccccc$

[0059]

40 【表3】

	パネルガラス	ファンネルガラス	ネックガラス
名称	5008	0138	0150
S i O ₂	60.5	52.0	47.5
SrO	8. 0	-	2. 0
ВаО	9. 0	_	_
PbO	_	22.0	32.5
A 1 2 O3	3. 0	5. 0	3. 5
CaO	3. 0	5. 0	_
Na ₂ O	8. 0	8. 0	4. 5
K ₂ O	8. 5	8. 0	10.0

【0060】ガラスバルブの内部を排気し真空にする と、フェース部外面の有効画面端の短軸上に最大引張真 空応力σVTmax を形成する。その値を表4に示す。

[0061]

【表4】

表4.29型(アスペクト比4:3)の耐圧強度及び防爆試験に於ける爆縮発生率

	パネル		強化応力 最大引張		*****			ボールイン	「クトテスト
	フェース 中央肉厚 (mm)	σ _{KC} (Kg/cm²)	$1/3 (\sigma_{sc} - \sigma_{\kappa c})$ (Kg/cm^2)	真空応力 σ _{VTmax} (Kg/cm ²)	耐圧強度 P (Kg/cm²)	爆縮発生率	厚縮発生率	反発発生率	
ケース1	14.0	0	83	84	3.0	0/10	0/10	3/10	
ケース2	13.0	0	83	97	2.6	0/10	2/10	2/10	
ケース 3	13.0	-31	94	97	2.9	. 0/10	0/10	2/10	
ケース4	13.0	-82	111	97	3.4	0/10	0/10	3/10	
ケース5	13.0	-129	126	97	3.9	0/10	0/10	5/10	
ケース6	13.0	-163	137	97	4.3	0/10	0/10	7/10	
ケースフ	13.0	-290	180	97	5.1	0/10	0/10	8/10	

【0062】この値は、パネルフェース中央肉厚が14 mmの従来品において84kg/cm² であったが、フ ェース中央肉厚を13mmに薄肉化した場合97kg/ c m² まで増加した。

【0063】次に、この薄肉化したパネルを成型後の徐 冷時に冷却速度と保持温度を操作し、パネルの外面、内 面にほぼ一様に種々のσκ の値を有する圧縮応力層を形 成した。これらのσκ の値は表4のケース3からケース 7に示した。

【0064】このようにして、パネル表面に形成された 圧縮応力値 σ κ と強度との関係を確認するため、強化さ れたパネルとファンネルとを封着しガラスバルブを形成 後、耐圧強度テストと排気後防爆加工をおこない前述の ミサイル法とボールインパクト法により防爆試験で評価 した。

【0065】フェース中央肉厚が14mmのパネルを用 いた従来品のガラスバルブの場合、耐圧強度は約3.0 kg/cm² であった。これに対し、フェース中央肉厚 が13mmの薄肉化されたパネルを用いた未強化ガラス 50 ケース2にみられるように未強化ガラスバルブではコー

バルブの場合、耐圧強度は2.6kg/cm²に低下し た。この両者の破壊強度 σ SG を求めると約 250 k g/ cm² であった。

【0066】また、薄肉化された強化ガラスバルブにつ いて耐圧強度を求めると、表4に示したように、ほぼσ $SC = P \cdot \sigma VT + \sigma KC の関係が成り立つ。圧縮応力 <math>\sigma KC$ の 絶対値が増加するにつれて、耐圧強度Pの値が大きくな ることが判った。しかし、 σ VTmax $< (\sigma SC - \sigma KC) /$ 3を満たさないケース3の場合、耐圧強度は2.9kg /cm² となり、C=3.0 (kg/cm²) を保証で きなかった。

【0067】次にミサイルテストをおこない爆縮発生率 の差異を求めたが、圧縮応力の絶対値が大きくなるにつ れて、フェース有効面端に予め入れられたスクラッチが 伸びた亀裂の進展を阻止する効果によって安定する傾向 を示した。

【0068】さらに、ボールインパクトテストをおこな い、ミサイルテストと同様爆縮発生率の差異を求めた。

ナー部打点(有効画面端より 2 5 mm内側)で爆縮が発生したが、圧縮応力 σ κc の絶対値が増加するにつれて爆縮発生率が低下し、また亀裂の発生を阻止する効果によって反発の発生率が増加する傾向を示した。

【0069】(実施例2)本実施例においては、ガラスバルブの構造的因子が与える影響、設定された耐圧強度 Cの影響を確認するため、アスペクト比がほぼ16:9 で、対角径が76cmの有効画面を有する横長の32インチ型テレビジョン用ガラスバルブについて、実施例1と同様の評価をおこなった。

【0070】この32インチ型テレビジョン用の従来パネルのフェース中央肉厚は14.5mmでC=3である

が、C=2. 8としフェース中央肉厚を14. 0、 1 3. 5、 13. 0として薄肉化し、さらにC=2. 5としフェース中央肉厚を12. 5 mmとして薄肉化した。本実施例においてもフェース部外面の有効面端短軸上に最大引張真空応力 σ VT max を形成しており、このガラスバルブについて耐圧強度試験をおこなって測定した破壊強度 σ SG はほぼ 260 k g / c m^2 であった。また強化によりパネル表面に形成した圧縮応力値 σ KC の値は表 5 に示した。

10 [0071]

【表5】

表5.32型(アスペクト比16:9)の耐圧強度及び防爆試験における爆縮発生率

	パネル フェース		強化応力	最大引張	T	ミサイルテスト	ミサイルテスト ギールインパクトテスト	
	中央肉厚(mm)	σκε (Kg/ca²)	1/C(σ _{sa} - σ _{κc}) (Kg/cn ²)	真空応力 σντmax (Kg/cm²)	耐圧強度 P (Kg/cm²)	爆縮発生率	爆縮発生率	反発発 生率
ケース1	14.5	0	93(C=3.0)	88	3.0	0/10	0/10	5/10
ケース2	14.0	0	93 (C=2. 8)	93	2.8	0/10	1/10	4/10
ケース3	14.0	-46	109 (C=2.8)	9 3	3. 3	0/10	0/10	7/10
ケース4	13.5	0	93 (C=2. 8)	105	2. 4	1/10	2/10	3/10
ケース5	13.5	-62	115 (C=2.8)	105	3. 1	0/10	0/10	8/10
ケース6	13.0	-58	114 (C=2.8)	114	2.8	0/10	0/10	7/10
ケース7	12.5	-102	145 (C=2. 5)	140	2. 5	0/10	0/10	6/10
ケース8	14.0	-117	94 (C=4. 0)	93	4. 1	0/10	0/10	8/10

【0072】耐圧強度に関しては、表5に示す通り、薄肉化されたガラスバルブで、 $\sigma_{VImex} > (\sigma_{SC} - \sigma_{KC})$ /Cとなるケース4は耐圧強度 $2.8kg/cm^2$ 未満となり不充分であった。しかもミサイルテスト、ボールインパクトテストにおいても爆縮が発生した。

【0073】一方、圧縮応力σKc ≤-30kg/cm²にし、σVTmax < (σSC-σKC)/Cを満足しているケース3、ケース5、ケース6については耐圧強度2.8kg/cm²を超えかつ圧縮応力層がもたらす亀裂進展 40阻止の効果により、ミサイルテスト、ボールインパクトテストにおいても爆縮が発生せず安定している。さらに Cを2.5としたケース7においても耐圧強度、ミサイルテスト、ボールインパクトテストとも安全が確認された。

【0074】またケース2にみられるように、未強化で σ VTmax $< (\sigma SG - \sigma KC) / C$ を満足しながらボールイ

ンパクトテストで爆縮が発生する場合に対して、圧縮応力 σ κc を付加したケース 3 では爆縮が発生せず、ボールの反発の発生率も増加した。

【0075】(実施例3)本実施例では、実施例1と同様のアスペクト比が4:3で、対角径68cmの有効画面を有する29インチ型テレビジョン用のパネルガラスを用い、表6に示すように圧縮応力σκc(kg/cm²)がパネル部の外表面においてスカート部よりもフェース部の方で大きくなるようにした。

【0076】この場合、パネルガラスを徐冷点から歪点へ冷却する際に、主にフェース部に冷却風が当たるようにし、フェース部がスカート部より急冷されるようにして製造した。

[0077]

【表6】

	サンプル1	サンプル2	サンブル3	サンプル4
フェース部	1 2 4	1 1 2	8 7	127
スカート部	2 3 1	7 0	5 1	74

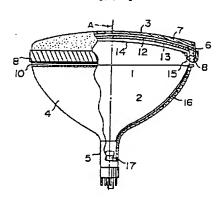
【0078】サンプル1はスカート部の圧縮応力がフェース部の圧縮応力より大きい例であり、サンブル2~4はスカート部の圧縮応力がフェース部の圧縮応力の62 10%、60%、58%の例である。冷却後の捻れ(μ m)については、パネルの4隅のスカート端部を結ぶ2本の対角線について、パネル中央におけるフェース面からの高さの差を測定して求めた。各サンプルは、100個ずつのパネルについて測定した。捻れの平均値で比較すると、サンプル1の捻れが約100 μ mであるのに対し、サンプル2~4のそれは各々サンプル1の1/4以下に改善された。

[0079]

【発明の効果】本発明は、陰極線管用ガラスバルブのガ 20 ラス成型後の徐冷時の冷却速度と保持温度を操作することにより、安定的な圧縮応力が得られる物理強化をおこない、その圧縮応力の大きさを許容できる範囲内で特定することにより、ガラスバルブの肉厚を従来品より薄くし、爆縮を招かず軽量化したガラスバルブを実現できるという優れた効果を有する。また、特に薄くしても強度的に影響の小さいパネルフェース部の肉厚を薄肉化して軽量化できるという効果も有する。

【図面の簡単な説明】

【図1】



【図1】 本発明のガラスバルブを説明するためのもので、テレビジョン用陰極線管の部分断面図、

【図2】従来の28インチ形陰極線管用ガラスバルブの 応力分布図。

【図3】従来の各種陰極線管用ガラスバルブの破壊強度 を示すグラフ。

【符号の説明】

1:陰極線管

2:ガラスバルブ

3:パネル部

4:ファンネル部

5:ネック部

b 6:パネルスカート部

7:パネルフェース部

8:防爆補強バンド

10:封着部

12:蛍光膜

13:アルミニウム膜

14:シャドウマスク

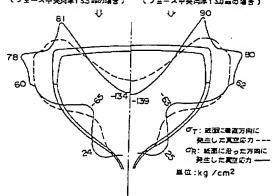
15:スタッドピン

16:内装ダッグ

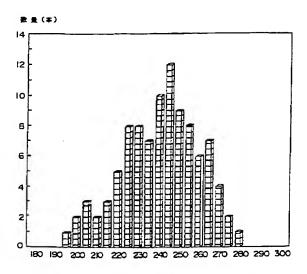
17:電子銃

【図2】

28 形 (16:9) パルプ外表面(長蛙上)に発生した真空だ力 ース中央内第135mmの場合) (フェース中央内原130mmの場合)







パルプ弦電弦反 (SG (kg / cm²)

パネルからの登場

フロントページの続き

(56)参考文献 特開 平2-129836 (JP, A) 特開 平7-142012 (JP, A) 特開 平7-142013 (JP, A) 特開 昭57-208042 (JP, A) 特開 昭62-252050 (JP, A) 特開 平1-319232 (JP, A) 特開 昭62-202446 (JP, A) 実開 昭57-115155 (JP, U) 米国特許2991591 (US, A) RCA Engineer Vol. 29 No. 5 Sept/Oct. 1984 Improved thermal process for color picture tube panel glass. 旭硝子研究報告34 [2] (1984) 12. 有限要素法を用いた真空ガラスバルブの 応力解析と形状設計への応用 ガラスハ ンドブック p484-485 s50. 9.30

朝倉書店

(58)調査した分野(Int.Cl.6, DB名) HO1J 29/86

HO1J 9/24